This Page Is Inserted by IFW Operations and is not a part of the Official Record

BEST AVAILABLE IMAGES

Defective images within this document are accurate representations of the original documents submitted by the applicant.

Defects in the images may include (but are not limited to):

- BLACK BORDERS
- TEXT CUT OFF AT TOP, BOTTOM OR SIDES
- FADED TEXT
- ILLEGIBLE TEXT
- SKEWED/SLANTED IMAGES
- COLORED PHOTOS
- BLACK OR VERY BLACK AND WHITE DARK PHOTOS
- GRAY SCALE DOCUMENTS

IMAGES ARE BEST AVAILABLE COPY.

As rescanning documents will not correct images, please do not report the images to the Image Problem Mailbox.



(11)Publication number:

2002-174178

(43)Date of publication of application: 21.06.2002

(51)Int.CI.

F04B 39/06 F04C 29/00 F04C 29/04

F04C 29/10 F25B 1/00

(21)Application number: 2001-091887

(71)Applicant: SANDEN CORP

(22)Date of filing:

28.03.2001

(72)Inventor: SAITO AKIRA

OTAKE SHINICHI

(30)Priority

Priority number: 2000301370

Priority date: 29.09.2000

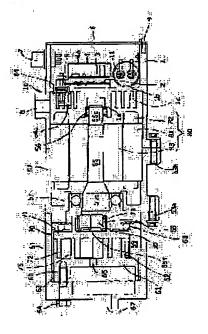
Priority country: JP

(54) ELECTRIC COMPRESSOR FOR REFRIGERANT COMPRESSION

(57)Abstract:

PROBLEM TO BE SOLVED: To provide an electric compressor for refrigerant compression not required to mount a heat radiator on a motor driving circuit.

SOLUTION: The motor driving circuit is mounted on an enclosure outer surface of a refrigerant gas suction route and a heat radiating fin is mounted on a motor driving circuit mounting part inner surface of an enclosure of the refrigerant gas suction route on the electric compressor for refrigerant compression on which a compression part and a motor are integrated.



(19)日本国特許庁 (JP) (12) 公開特許公報 (A)

(11)特許出顧公開番号 特開2002-174178

(P2002-174178A)

(43)公開日 平成14年6月21日(2002.6.21)

(51) Int.CL ⁷	識別記号	ΡI	ΡΙ			テーマコード(参考)		
F04B 39/06		F 0 4	4B 39	/06		Q	3H003	
F04C 29/00		F 0 4	4 C 29	/00		T	3H029	
29/04			29	/04		Н		
29/10	3 1 1		29	/10		311C		
						311G		
	審查	東領未 東領	請求項	の数 5	OL	(全 11 頁)	最終頁に続く	
(21)出願番号	特顧2001-91887(P2001-91887)	(71)	人類出	000001	845			
		•		サンデ	ン株式	会社		
(22)出顕日	平成13年3月28日(2001.3.28)	•		群馬県	伊勢崎	市寿町20番地		
		(72)	発明者	斉藤	暁			
(31)優先権主張番号	特顧2000-301370(P2000-30137	0)		群馬県	伊勢崎	市旁町20番地	サンデン株式	
(32)優先日	平成12年9月29日(2000.9.29)			会社内				
(33)優先権主張国	日本 (JP)	(72)	発明者	大武	真一			
				群馬県	伊勢崎	市旁町20番地	サンデン株式	
	•			会社内				
		(74)	人型升	100095	245			
				弁理士	坂口	基彦		
						•		

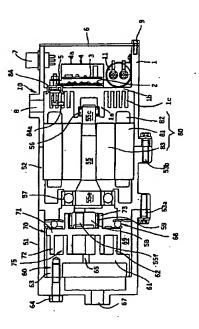
最終頁に続く

(54)【発明の名称】 冷媒圧縮用電動式圧縮機

(57)【要約】

【課題】 モータ駆動回路に放熱装置を取り付ける必要 の無い冷媒圧縮用電動式圧縮機を提供する。

【解決手段】 圧縮部とモータとが一体化された冷媒圧 縮用の電動式圧縮機であって、モータ駆動回路が冷媒ガ ス吸入経路の囲壁外面に取り付けられ、冷媒ガス吸入経 路囲壁のモータ駆動回路取付け部内面に、放熱フィンが 取り付けられている。



【特許請求の範囲】

【請求項1】 圧縮部とモータとが一体化された冷媒圧 縮用の電動式圧縮機であって、モータ駆動回路が冷媒ガ ス吸入経路の囲壁外面に取り付けられ、冷媒ガス吸入経 路囲壁のモータ駆動回路取付け部内面に、放熱フィンが 取り付けられていることを特徴とする冷媒圧縮用電動式 圧縮機

【請求項2】 圧縮部とモータとが一体化された冷媒圧 相用の電動式圧縮機であって、モータ駆動回路が冷媒ガ ス吸入経路の囲壁外面に取り付けられ、冷媒ガス吸入経 10 路囲壁のモータ駆動回路取付け部内面に接して、冷媒流 路が形成されていることを特徴とする冷媒圧相用電動式 圧縮機

【請求項3】 圧縮部とモータとが一体化された冷媒圧 縮用の電動式圧縮機であって、モータ駆動回路が冷媒ガス吸入経路の囲壁外面に取り付けられ、冷媒ガス吸入経路囲壁のモータ駆動回路取付け部内面に接して、モータ 出力軸の一端を支持するボスの補強用リブが配設されていることを特徴とする冷媒圧額用電動式圧縮機。

【請求項4】 冷媒流路の入口近傍部と出口近傍部とを 20 接続するパイパス通路とパイパス通路を開閉する弁とを 備えることを特徴とする請求項2 に記載の冷媒圧縮用電 動式圧縮機。

【請求項5】 冷媒流路末端に第1出口が形成され、冷媒流路入口近傍に第2出口が形成され、更に第2出口を開閉する弁を備えることを特徴とする請求項2に記載の冷媒圧縮用電動式圧縮機。

【発明の詳細な説明】

[0001]

【発明の属する技術分野】本発明は圧縮部とモータとが 30 一体化された冷媒圧縮用電動式圧縮機に関するものである。

[0002]

【従来の技術】圧縮部とモータとが一体化された冷媒圧 縮用電動式圧縮機においては、従来モータ駆動回路は電 動式圧縮機とは別体とされていた。

[0003]

【発明が解決しようとする課題】モータ駆動回路のインバータは多量の熱を発生するので、モータ駆動回路に空冷式或いは水冷式の放熱装置を取り付ける必要があり、製造コストの上昇を招いていた。本発明は上記問題に鑑みてなされたものであり、モータ駆動回路に放熱装置を取り付ける必要の無い冷媒圧縮用電動式圧縮機を提供することを目的とする。

[0004]

【課題を解決するための手段】上記課題を解決するために、本発明においては、圧縮部とモータとが一体化された冷媒圧縮用の電動式圧縮機であって、モータ駆動回路が冷媒ガス吸入経路の囲壁外面に取り付けられ、冷媒ガス吸入経路囲壁のモータ駆動回路取付け部内面に、放熱 50

フィンが取り付けられていることを特徴とする冷媒圧縮用電動式圧縮機を提供する。本発明に係る冷媒圧縮用電動式圧縮機においては、モータ駆動回路が冷媒ガス吸入 経路の囲壁外面に取り付けられているので、モータ駆動回路を介して低温の冷媒ガスへ放出される。従って、本発明に係る冷媒圧縮用電動式圧縮機においては、モータ駆動回路に放熱装置を取り付ける必要はない。冷媒ガス吸入経路囲壁のモータ駆動回路取付け部内面に、放熱フィンが取り付けられているので、高い放熱効果が得られる。冷媒ガスが放熱フィンに衝突することにより、冷媒ガスからオイルが分離され、各種摺動部、軸受部にオイルが供給されるので、封入オイル量を減少させることができる。

【0005】本発明においては、圧縮部とモータとが一 体化された冷媒圧縮用の電動式圧縮機であって、モータ 駆動回路が冷煤ガス吸入経路の囲壁外面に取り付けら れ、冷媒ガス吸入経路囲壁のモータ駆動回路取付け部内 面に接して、冷媒流路が形成されていることを特徴とす る冷媒圧縮用電動式圧縮機を提供する。本発明に係る冷 媒圧縮用電動式圧縮機においては、モータ駆動回路が冷 媒ガス吸入経路の囲壁外面に取り付けられているので、 モータ駆動回路のインバータが発生した熱は、冷媒ガス 吸入経路の囲壁を介して低温の冷媒ガスへ放出される。 従って、本発明に係る冷媒圧縮用電動式圧縮機において は、モータ駆動回路に放熱装置を取り付ける必要はな い。冷媒ガス吸入経路囲壁のモータ駆動回路取付け部内 面に接して、冷媒流路が形成されているので、高い放熱 効果が得られる。冷媒ガスが冷媒流路囲壁に衝突すると とにより、冷媒ガスからオイルが分離され、各種摺動 部、軸受部にオイルが供給されるので、封入オイル量を 減少させることができる。

【0006】本発明においては、圧縮部とモータとが一 体化された冷媒圧縮用の電動式圧縮機であって、モータ 駆動回路が冷媒ガス吸入経路の囲壁外面に取り付けら れ、冷媒ガス吸入経路囲壁のモータ駆動回路取付け部内 面に接して、モータ出力軸の一端を支持するボスの補強 用リブが配設されていることを特徴とする冷媒圧縮用電 動式圧縮機を提供する。本発明に係る冷媒圧縮用電動式 40 圧縮機においては、モータ駆動回路が冷媒ガス吸入経路 の囲壁外面に取り付けられているので、モータ駆動回路 のインバータが発生した熱は、冷媒ガス吸入経路の囲壁 を介して低温の冷媒ガスへ放出される。従って、本発明 に係る冷媒圧縮用電動式圧縮機においては、モータ駆動 回路に放熱装置を取り付ける必要はない。モータ出力軸 の一端を支持するボスの補強用リブが、冷媒ガス吸入経 路囲壁のモータ駆動回路取付け部内面に接して配設され ているので、高い放熱効果が得られる。冷媒ガスが補強 用リブに衝突することにより、冷媒ガスからオイルが分 離され、各種摺動部、軸受部にオイルが供給されるの

で、封入オイル量を減少させることができる。

[0007] 本発明の好ましい態様においては、冷媒圧 稲用電動式圧縮機は、冷媒流路の入口近傍部と出口近傍 部とを接続するバイパス通路とバイパス通路を開閉する 弁とを備える。冷媒流量が多い圧縮機の高速運転時に、 冷媒流路の通過に伴う圧力損失によって圧縮部の吸入圧 力が低下し、圧縮部の能力低下を招く可能性がある。従 って、圧縮機の高速運転時には、パイパス通路を開き、 冷媒流路の入口近傍部から出口近傍部へ冷媒をバイパス させ、圧力損失を抑制することが望ましい。

【0008】本発明の好ましい態様においては、冷媒流 路末端に第1出口が形成され、冷媒流路入口近傍に第2 出口が形成され、冷媒圧縮用電動式圧縮機は、第2出口 を開閉する弁を備える。冷媒流量が多い圧縮機の高速運 転時に、冷媒流路の通過に伴う圧力損失によって圧縮部 の吸入圧力が低下し、圧縮部の能力低下を招く可能性が ある。従って、圧縮機の高速運転時には、冷媒流路入口 近傍に形成した第2出口を開き、冷媒流路の入口近傍部 から第2出口へ冷媒をバイバスさせ、圧力損失を抑制す ることが望ましい。

[0009]

【発明の実施の形態】本発明の第1実施例に係る冷媒圧 縮用電動式圧縮機を説明する。 図1に示すように、冷媒 圧縮用電動式圧縮機10は、アルミニウム合金から成る 吐出ハウジング51と、中間ハウジング52と、吸入ハ ウジング1とを備えている。吐出ハウジング51、中間 ハウシング52、吸入ハウシング1は、ボルト53a、 53bによって連結されている。吐出ハウジング51 は、端面に吐出ポート67を備えている。吐出ハウジン グ51内には、互いに対向して配設された固定スクロー 30 ル部材60と可動スクロール部材70とが配設されてい る。固定スクロール部材60は、底板61と、底板61 の一方の面に形成された渦巻体62と、底板61の他方 の面に形成された固定部63とを備えている。固定部6 3は、ネジ64によって吐出ハウジング51の端壁に固 定されている。底板61の中心に、吐出穴65が形成さ れている。可動スクロール部材70は、底板71と、底 板71の一方の面に形成された渦巻体72と、底板71 の他方の面に形成された円筒状のボス部73とを備えて 52の一端の間に、可動スクロール部材70の自転を阻 止しつつ旋回運動を許容するボールカップリング68が 配設されている。渦巻体72の外方に吸入部69が形成 されている。固定スクロール部材60と、可動スクロー ル部材70とによって、冷媒を圧縮する圧縮部75が構 成されている。

【0010】中間ハウジング52と吸入ハウジング1と に亘って延在する回転軸55が配設されている。回転軸 55の一端55cは、吸入ハウジング1を横断して形成 された仕切壁1 bから圧縮部75へ向けて突出する円筒 50 路へ流出する。

状のボス部1a内に挿入され、軸受56を介してボス部 1aにより支持されている。ボス部1aは仕切壁1bと 一体形成されている。回転軸55の他端には大径部55 eが形成されている。大径部55eは、軸受57を介し て中間ハウジング52により支持されている。大径部5 5 e の端面から偏心ピン5 5 f が突出している。偏心ピ ン55fは、ボス部73にベアリング59を介して支持 された偏心ブッシュ58に挿通されている。

【0011】中間ハウジング52と吸入ハウジング1と 10 に亘って延在するモータ80が配設されている。モータ 80は、中間ハウジング52の内壁と吸入ハウジング1 の内壁とに固定されたステータ81と、ステータ81の 周囲に設けられたコイル82と、回転軸55に固定され たロータ83とを備えている。回転軸55はモータ80 の出力軸を構成している。

【0012】仕切壁1bの上部に、密封端子84が設け られている。仕切壁 l b と密封端子84とにより、吸入 ハウジング1を左右に仕切る隔壁が形成されている。仕 切壁1bよりも左側の吸入ハウジング1側壁に、吸入ボ 20 ート8が形成されている。仕切壁1bよりも右側の区画 は、アルミ合金等の金属材料から成る蓋部材6によって 閉鎖されている。蓋部材6はボルト9により吸入ハウジ ング1に固定されている。

【0013】仕切壁1bよりも右側の閉鎖区画内に、イ ンパータ2と制御回路3とから成る駆動回路4と、イン バータ出力端子5とが配設されている。駆動回路4は筐 体4 a内に収納されている。インバータ出力端子5は筐 体4aに取り付けられている。 筐体4aは仕切壁1bに 密着固定されている。インパータ出力端子5は密封端子 84に接続されている。密封端子84はリード線84a を介してモータ80に接続されている。仕切壁1bより も右側の閉鎖区画の囲壁を構成する吸入ハウジング1の 側壁に、コネクタ7が取り付けられている。コネクタ7 はコンデンサ11を介してモータ駆動回路4に接続され ると共に、図示しない外部直流電源に接続されている。 【0014】仕切壁1bの左側面から放熱フィン1cが 突出している。放熱フィン1 cは仕切壁1 b と一体形成 されている。

【0015】冷媒圧縮用電動式圧縮機10においては、 いる。可動スクロール部材の底板71と中間ハウジング 40 インバータ2から供給される三相交流によりモータ80 が駆動され、可動スクロール70が旋回運動する。外部 空調回路から吸入ポート8を介して電動圧縮機内へ流入 した冷媒ガスが、吸入ハウジング1の仕切壁1bよりも 左側の内部空間と中間ハウジング52の内部空間とによ り構成される冷媒ガス吸入経路を通り、吸入部69に到 達する。冷媒ガスは可動スクロール部材70の渦巻体7 2と固定スクロール部材60の渦巻体62との間に形成 される圧縮室へ吸引され、圧縮室の移動に伴って圧縮さ れ、吐出穴65と吐出ポート67とを介して外部空調回 【0016】冷媒圧縮用電動式圧縮機10においては、モータ駆動回路4が冷媒ガス吸入経路の囲壁外面の一部を構成する切壁1bの右側面に取り付けられているので、モータ駆動回路4のインバータ2が発生した熱は、仕切壁1bを介して低温の冷媒ガスへ放出される。従って、冷媒圧縮用電動式圧縮機10においては、モータ駆動回路4に放熱装置を取り付ける必要はない。冷媒圧縮用電動式圧縮機10においては、仕切壁1bの左側面に、すなわち冷媒ガス吸入経路囲壁のモータ駆動回路取付け部内面に、放熱フィン1cが取り付けられているので、高い放熱効果が得られる。冷媒圧縮用電動式圧縮機10においては、吸入ボート8から流入した冷媒ガスが、放熱フィン1cに衝突することにより、冷媒ガスからオイルが分離され、各種摺動部、軸受部にオイルが供給されるので、封入オイル量を減少させることができる。

【0017】本発明の第2実施例に係る冷媒圧縮用電動 式圧縮機を説明する。図2に示すように、仕切壁1bの 左側面に当接して、円環状の端壁1 d1 と端壁1 d1 から突出する渦巻壁1 d。 とから成る蓋部材1 dが、 吸入ハウジング1の周壁とボス部1aとの間に嵌め込ま れている。端壁1 d, の中央部に開口1 d, が形成さ れている。蓋部材1dは、仕切壁1b、密封端子84と 共働して、吸入ポート8と開口1d。 とに連通すると 共に、仕切壁1bの左側面に、すなわち冷媒ガス吸入経 路囲壁のモータ駆動回路取付け部内面に、接する冷媒流 路1 eを形成している。放熱フィン1 cに代えて蓋部材 1 dが配設される点を除いて、本実施例に係る冷媒圧縮 用電動式圧縮機の構造は、第1実施例に係る冷媒圧縮用 電動式圧縮機の構造と同様である。本実施例に係る冷媒 圧縮用電動式圧縮機においては、仕切壁1bの左側面に 接して、すなわち冷媒ガス吸入経路囲壁のモータ駆動回 路取付け部内面に接して、冷媒流路1eが形成されてい るので、高い放熱効果が得られる。本実施例に係る冷媒 圧縮用電動式圧縮機においては、吸入ポート8から流入 した冷媒ガスが、冷媒流路 1 e 囲壁を構成する渦巻壁 1 d2 に衝突することにより、冷媒ガスからオイルが分離 され、各種摺動部、軸受部にオイルが供給されるので、 封入オイル量を減少させることができる。

【0018】本発明の第3実施例に係る冷媒圧縮用電動 40 式圧縮機を説明する。図3に示すように、モータ駆動回路4と密封端子84とが吸入ハウジング1の周壁外面に取り付けられ、コンデンサ11が中間ハウジング52の周壁外面に取り付けられている。仕切壁1bは吸入ハウジング1の端壁を形成している。吸入ボート8は仕切壁1bに形成されている。吸入ハウジング1の周壁のモータ駆動回路4取付け部内面に、放熱フィン1fが一体形成されている。上記及び放熱フィン1cに代えて放熱フィン1fが配設される点を除き、本実施例に係る冷媒圧縮用電動式圧縮機の構造は、第1実施例に係る冷媒圧縮50

用電動式圧縮機の構造と同様である。本実施例に係る冷媒圧縮用電動式圧縮機においては、吸入ハウジング1の 周壁のモータ駆動回路4取付け部内面に、すなわち冷媒ガス吸入経路囲壁のモータ駆動回路取付け部内面に、放熱フィン1 fが取り付けられているので、高い放熱効果が得られる。本実施例に係る冷媒圧縮用電動式圧縮機においては、吸入ボート8から流入した冷媒ガスが、放熱フィン1 fに衝突することにより、冷媒ガスからオイルが分離され、各種潜動部、軸受部にオイルが供給されるので、封入オイル量を減少させることができる。

【0019】本発明の第4実施例に係る冷媒圧縮用電動 式圧縮機を説明する。図4に示すように、仕切壁1bと ボス部1aとが別体として形成され、ボス部1aと一体 形成されたフランジ部1a′が、仕切壁1bに一体形成 された放熱フィン1 cを覆っている。フランジ部1 a' に開口1a″が形成されている。ボス部1aとフランジ 部1a′とは、仕切壁1b、放熱フィン1c、密封端子 84と共働して、吸入ポート8と開口1a″とに連通す ると共に、仕切壁1bの左側面に、すなわち冷媒ガス吸 入経路囲壁のモータ駆動回路取付け部内面に、接する冷 媒流路1gを形成している。上記と、モータ駆動回路 4、インバータ出力端子5、コネクタ7、密封端子84 の配設位置が若干異なる点を除き、本実施例に係る冷媒 圧縮用電動式圧縮機の構造は、第1実施例に係る冷媒圧 縮用電動式圧縮機の構造と同様である。本実施例に係る 冷媒圧縮用電動式圧縮機においては、仕切壁1bの左側 面に接して、すなわち冷媒ガス吸入経路囲壁のモータ駆 動回路取付け部内面に接して、冷媒流路lgが形成され ているので、高い放熱効果が得られる。本実施例に係る 冷媒圧縮用電動式圧縮機においては、吸入ポート8から 流入した冷媒ガスが、冷媒流路1g囲壁を構成する放熱 フィン1 c に衝突することにより、冷媒ガスからオイル が分離され、各種摺動部、軸受部にオイルが供給される ので、封入オイル量を減少させることができる。 【0020】本発明の第5実施例に係る冷媒圧縮用電動

が、吸入ハウジング1の周壁とボス部1aとの間に嵌め込まれ、仕切壁1bに一体形成された放熱フィン1cを積っている。環状板1hは、仕切壁1b、密封端子84、放熱フィン1cと共働して、吸入ボート8と開口1h′とに連通すると共に、仕切壁1bの左側面に、すなわち冷媒がス吸入経路囲壁のモータ駆動回路取付け部内面に、接する冷媒流路1iを形成している。上記を除いて、本実施例に係る冷媒圧縮用電動式圧縮機の構造と同様である。本実施例に係る冷媒圧縮用電動式圧縮機の構造と同様である。本実施例に係る冷媒圧縮用電動式圧縮機の構造と、第1実施例に係る冷媒圧縮用電動式圧縮機の構造と同様である。本実施例に係る冷媒圧縮用電動式圧縮機の構造と同様である。本

式圧縮機を説明する。図5に示すように、環状板1h

実施例に係る冷媒圧縮用電動式圧縮機においては、吸入 ボート8から流入した冷媒ガスが、冷媒流路1 i 囲壁を 構成する放熱フィン1 c に衝突することにより、冷媒ガ スからオイルが分離され、各種摺動部、軸受部にオイル が供給されるので、封入オイル量を減少させることがで きる。

7

【0021】本発明の第6実施例に係る冷媒圧縮用電動 式圧縮機を説明する。図6に示すように、ボス1 a と吸 入ハウジング1の周壁とを連結する、ボス1 a補強用の 複数のリブ1jが、仕切壁1bと一体形成されている。 放熱フィン1 c に代えてリブ1 j が配設されている点を 除き、本実施例に係る冷媒圧縮用電動式圧縮機の構造 は、第1実施例に係る冷媒圧縮用電動式圧縮機の構造と 同様である。本実施例に係る冷媒圧縮用電動式圧縮機に おいては、仕切壁1bの左側面に接して、すなわち冷媒 ガス吸入経路囲壁のモータ駆動回路取付け部内面に接し て、複数のリブ1jが配設されているので、高い放熱効 果が得られる。本実施例に係る冷媒圧縮用電動式圧縮機 においては、吸入ポート8から流入した冷媒ガスが、リ ブー」に衝突することにより、冷媒ガスからオイルが分 20 離され、各種摺動部、軸受部にオイルが供給されるの で、封入オイル量を減少させることができる。

[0022]本発明の第7実施例に係る冷媒圧縮用電動 式圧縮機を説明する。図7に示すように、仕切壁1bの 左側面に当接して、円環状の端壁1 d , と端壁1 d , から突出する渦巻壁 1 d 。 とから成る蓋部材 1 d が、吸入ハウジング1の周壁とボス部1aとの間に嵌め 込まれている。端壁 1 d 、 の外縁部に且つ吸入ポート 8の近傍に開口1 d。 が形成されている。蓋部材1 d は、仕切壁1 b、密封端子84と共働して、吸入ポート 8と開口1d。 とに連通すると共に、仕切壁1bの左 側面に、すなわち冷媒ガス吸入経路囲壁のモータ駆動回 路取付け部内面に、接する冷媒流路leを形成してい る。吸入ポート8は冷媒流路1 eの入口を形成し、開口 1d。は冷媒流路1eの出口を形成している。渦巻壁1 d. の吸入ポート8近傍部に開口1d。が形成されてい る。開口1d。近傍の冷媒流路1e内に、開口1d。を 開閉するバネ駆動の弁100が配設されている。弁10 0のケースには、開口1 d。が開いた時に、開口1 d。 と開口1 d。とを連通させる開口100aが形成されて 40 いる。放熱フィン1cに代えて蓋部材1dが配設される 点、弁100を備えている点を除いて、本実施例に係る 冷媒圧縮用電動式圧縮機の構造は、第1実施例に係る冷 媒圧縮用電動式圧縮機の構造と同様である。本実施例に 係る冷媒圧縮用電動式圧縮機においては、仕切壁 1 b の 左側面に接して、すなわち冷媒ガス吸入経路囲壁のモー タ駆動回路取付け部内面に接して、冷媒流路1 eが形成 されているので、高い放熱効果が得られる。本実施例に 係る冷媒圧縮用電動式圧縮機においては、吸入ポート8

渦巻壁 1 d。 に衝突することにより、冷媒ガスから オイルが分離され、各種摺動部、軸受部にオイルが供給 されるので、封入オイル量を減少させることができる。 冷媒ガス流量が多い圧縮機の高速運転時に、冷媒流路1 eの通過に伴う圧力損失によって圧縮部75の吸入圧力 が低下し、圧縮部75の能力低下を招く可能性がある。 本実施例においては、冷媒ガスの圧力損失が大きくなる 圧縮機の高速運転時に、弁100が開口1d。を開き、 開口1d。と開口1d。とを連通させ、冷媒ガスの一部 を、冷媒流路1 eの入口近傍部から出口近傍部へバイバ スさせるので、圧力損失が抑制され、吸入圧低下による 能力低下が抑制される。冷媒流路1eの入口近傍部から 出口近傍部への冷媒ガスのバイパスにより、冷媒流路 1 eを流れる冷媒ガス流量は減少するが、インバータ2の 発熱量は、圧縮機の高速運転時でも低速運転時に比べて 大幅には増加しないので、仕切壁 1 bを介する冷媒流路 1 eを流れる冷媒ガスへの放熱によりインバータ2は十 分に冷却される。

【0023】本発明の第8実施例に係る冷媒圧縮用電動式圧縮機を説明する。図8に示すように、開口1d。近傍の冷媒流路1e内に、開口1d。を開閉するリード弁101が配設されている。パネ駆動の弁100に代えてリード弁101を備える点を除いて、本実施例に係る冷媒圧縮用電動式圧縮機の構造は、第7実施例に係る冷媒圧縮用電動式圧縮機の構造と同様である。本実施例に係る冷媒圧縮用電動式圧縮機においては、冷媒ガスの圧力損失が大きくなる圧縮機の高速運転時に、リード弁101が開口1d。を開き、開口1d。と開口1d。とを連通させ、冷媒ガスの一部を、冷媒流路1eの入口近傍部から出口近傍部へバイバスさせるので、圧力損失が抑制され、吸入圧低下による能力低下が抑制される。

【0024】本発明の第9実施例に係る冷媒圧縮用電動式圧縮機を説明する。図9に示すように、円環状の繊壁1d,の吸入ボート8近傍部に、開口1d,が生成されている。開口1d,を開閉するリード弁102が配設されている。開口1d,を開閉するリード弁102が配設されている。開口1d,に代えて開口1d,が形成され、バネ駆動の弁100に代えてリード弁102を備える点を除いて、本実施例に係る冷媒圧縮用電動式圧縮機の構造は、第7実施例に係る冷媒圧縮用電動式圧縮機の構造は、第7実施例に係る冷媒圧縮用電動式圧縮機の構造は、第7実施例に係る冷媒圧縮用電動式圧縮機の構造は、前7実施例に係る冷媒圧縮用電動式圧縮機の構造と同様である。本実施例に係る冷媒圧縮用電動式圧縮機の構造と同様である。本実施例に係る冷媒圧縮用電動式圧縮機の構造においては、冷媒ガスの圧力損失が大きくなる圧縮機の高速運転時に、リード弁102が開口1d,を開き、冷媒ガスの一部を、冷媒流路1eの入口近傍部から冷媒流路1e外へ流出させるので、圧力損失が抑制され、吸入圧低下による能力低下が抑制される。

[0025]

 入経路の囲壁を介して低温の冷媒ガスへ放出される。従って、本発明に係る冷媒圧縮用電動式圧組機においては、モータ駆動回路に放熱装置を取り付ける必要はない。冷媒ガス吸入経路囲壁のモータ駆動回路取付け部内面に、放熱フィンが取り付けられているので、高い放熱効果が得られる。冷媒ガスが放熱フィンに衝突することにより、冷媒ガスからオイルが分離され、各種摺動部、軸受部にオイルが供給されるので、封入オイル量を減少させることができる。

【図面の簡単な説明】

【図1】本発明の第1実施例に係る冷媒圧縮用電動式圧 縮機の断面図である。

【図2】本発明の第2実施例に係る冷媒圧縮用電動式圧 縮機の断面図である。(a)は側断面図であり、(b) は(a)のA-A矢視図である。

【図3】本発明の第3実施例に係る冷媒圧縮用電動式圧 縮機の断面図である。(a)は側断面図であり、(b) は(a)のA-A矢視図である。

【図4】本発明の第4実施例に係る冷媒圧縮用電動式圧 縮機の断面図である。

【図5】本発明の第5実施例に係る冷媒圧縮用電動式圧 縮機の断面図である。(a)は側断面図であり、(b) は(a)のA-A矢視図である。

【図6】本発明の第6実施例に係る冷媒圧縮用電動式圧 糖機の断面図である。(a)は側断面図であり、(b) は(a)のA-A矢視図である。

【図7】本発明の第7実施例に係る冷媒圧縮用電動式圧 縮機の断面図である。(a)は側断面図であり、(b) は(a)のA-A矢視図であり、(c)は(b)のc-* * c矢視図である。

【図8】本発明の第8実施例に係る冷媒圧縮用電動式圧 縮機の断面図である。(a)は側断面図であり、(b) は(a)のA-A矢視図である。

[図9] 本発明の第9実施例に係る冷媒圧縮用電動式圧 縮機の断面図である。(a)は側断面図であり、(b) は(a)のA-A矢視図である。

【符号の説明】

1 吸入ハウジング

10 lb 仕切壁

1 c、1 f 放熱フィン

1 d 蓋部材

1ds、1ds、1ds、1d7 開口

le、lg、li 冷媒流路

1 h 環状板

1j リブ

2 インバータ

3 制御回路

4 モータ駆動回路

20 4a 筐体

5 インバータ出力端子

6 蓋部材

10 冷媒圧縮用電動式圧縮機

75 圧縮部

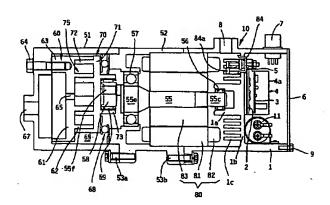
80 モータ

100 バネ駆動の弁

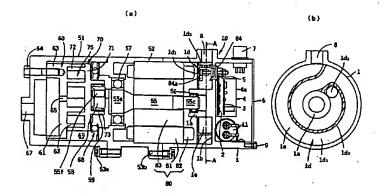
100a 開口

101、102 リード弁

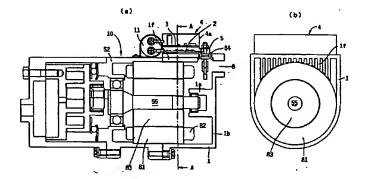
【図1】



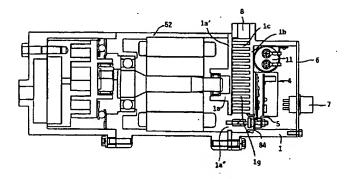
[図2]



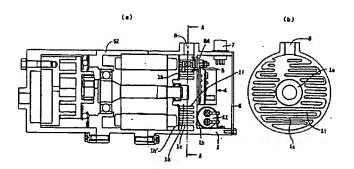
[図3]



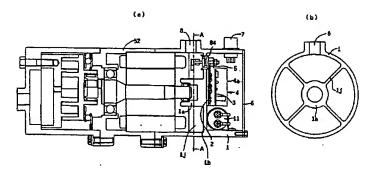
【図4】



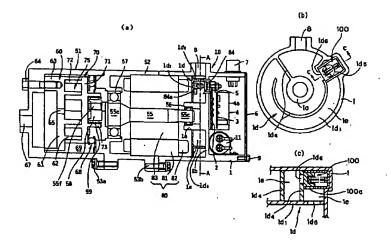
【図5】



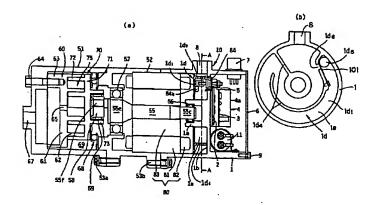
【図6】



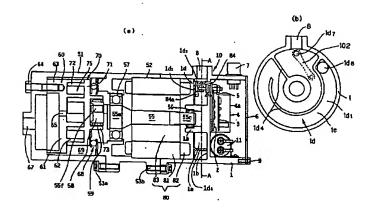
[図7]



. 【図8】



[図9]



【手続補正書】

【提出日】平成13年11月15日(2001.11. *【補正対象項目名】図7

15)

【手続補正1】

【補正対象書類名】図面

【補正方法】変更

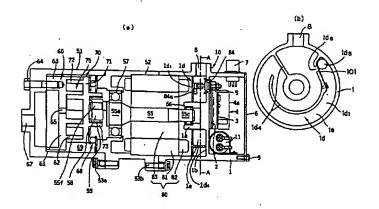
【補正内容】

【図7】

(a)

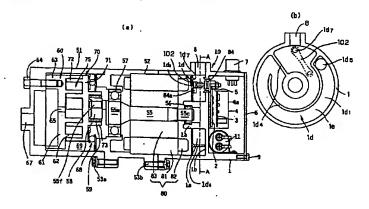
【手続補正2】 【補正対象書類名】図面 【補正対象項目名】図8

【補正方法】変更 【補正内容】 【図8】



【手続補正3】 【補正対象書類名】図面

【補正対象書類名】図面 【補正対象項目名】図 9 *【補正方法】変更 【補正内容】 【図9】



フロントページの続き

(51)Int.Ci.'

識別記号

FΙ

テマント' (参考)

F 2 5 B 1/00

321

F 2 5 B 1/00

321L

F ターム(参考) 3H003 AA05 AB05 AC03 BE09 3H029 AA02 AA15 AB03 BB12 CC07 CC09 CC13 CC24 CC25 CC27 CC49